

# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11) Publication number : 2002-120508

(43) Date of publication of application : 23.04.2002

(51) Int. Cl.

B60B 35/14

F16C 33/62

F16C 33/64

(21)Application number : 2000-316517

(71)Applicant : NSK LTD

(22) Date of filing : 17.10.2000

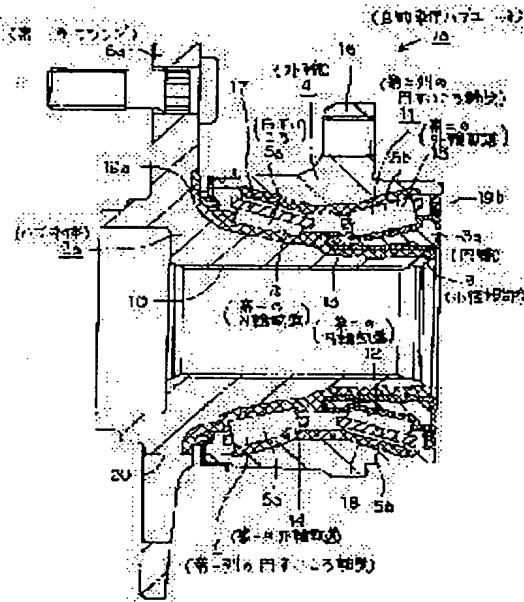
(72) Inventor : OKUMA TAKEO

**(54) HUB UNIT FOR AUTOMOBILE**

(57) Abstract:

**PROBLEM TO BE SOLVED:** To improve durability while suppressing cost increase and enlargement.

**SOLUTION:** A hub body 2a and an outer wheel 4 are made of medium carbon steel, and an oblique lattice part is hardened with quenching. An inner wheel 3a is made of carburized steel, and an oblique lattice part is hardened with carburization quenching. The inner wheel 3a having a second inner wheel raceway track 12 having the severest condition in the rolling fatigue life is made of carburized steel having high durability.



## LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

(19)日本国特許庁 (JP)

## (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号

特開2002-120508

(P2002-120508A)

(43)公開日 平成14年4月23日(2002.4.23)

(51)Int.Cl.\*

識別記号

B 60 B 35/14  
F 16 C 33/62  
33/64

F I

B 60 B 35/14  
F 16 C 33/62  
33/64

テマコード(参考)

V 3 J 1 0 1

## 【特許請求の範囲】

【請求項1】 ハブ本体と、このハブ本体に外嵌固定した内輪と、これらハブ本体及び内輪の周囲に配置した外輪と、これらハブ本体及び内輪の外周面と外輪の内周面との間に設けた複数個の円すいころとを備え、このうちのハブ本体は、外端部外周面に車輪を支持する為の第一のフランジを設けると共に、中間部外周面に第一列の円すいころ軸受を構成する為の、円すい凸面状の第一の内輪軌道を直接形成し、内端部外周面に小径段部を設けたものであり、上記内輪は、第二列の円すいころ軸受を構成する為の、円すい凸面状の第二の内輪軌道を外周面に形成し、上記ハブ本体の小径段部に外嵌固定したものであり、上記外輪は、内周面に上記第一列、第二列の円すいころ軸受を構成する為の、それぞれが円すい凹面状の第一、第二の外輪軌道を、外周面に上記外輪を懸架装置に支持固定する為の第二のフランジを、それぞれ形成したものである自動車用ハブユニットに於いて、上記ハブ本体は中炭素鋼製であり、上記内輪は浸炭鋼製である事を特徴とする自動車用ハブユニット。

## 【発明の詳細な説明】

## 【0001】

【発明の属する技術分野】 この発明は、自動車の車輪を懸架装置に対して回転自在に支持する為の自動車用ハブユニットの改良に関し、複列に設けた円すいころ軸受同士の間で寿命の差が大きくなる事を防止して、コスト上昇を抑えつつ、全体としての寿命延長を図るものである。

## 【0002】

【従来の技術】 自動車の車輪は懸架装置に対して、軸がり軸受により回転自在に支持する。又、重量の嵩む自動車の車輪は、複列円すいころ軸受を組み込んだ自動車用ハブユニットにより、懸架装置に対して回転自在に支持する。図3は、この様な場合に使用する自動車用ハブユニットの1例として、特開平11-51064号公報に記載されたものを示している。先ず、この公報に記載された自動車用ハブユニット1に就いて、説明する。

【0003】 この自動車用ハブユニット1は、ハブ本体2と、このハブ本体2に外嵌固定した内輪3と、これらハブ本体2及び内輪3の周囲に配置した外輪4と、これらハブ本体2及び内輪3の外周面と外輪4の内周面との間に設けた複数個の円すいころ5a、5bとを備える。このうちのハブ本体2の外端部（軸方向に関して「外」とは、自動車への組み付け状態で幅方向外側となる部分で、図1、3の左側。反対に、軸方向に関しては、自動車への組み付け状態で幅方向中央側となる、図1、3の右側部分を「内」と言う。本明細書全体で同じ。）で上記外輪4から露出した部分の外周面には、車輪を支持する為の第一のフランジ6を形成している。又、上記ハブ本体2の中間部外周面には、第一列の円すいころ軸受7を構成する為の、円すい凸面状の第一の内輪軌道8を、

直接形成している。更に、上記ハブ本体2の内端部外周面には、小径段部9を設けている。この小径段部9の外周面は、上記ハブ本体2と同心の円筒面としている。又、図示の例は、駆動輪を支持する為の自動車用ハブユニット1を示しており、この為に上記ハブ本体2の中心部にスプライン孔10を設けて、図示しない等速ジョイントに付属の駆動軸をスプライン係合自在としている。

【0004】 又、上記内輪3は、第二列の円すいころ軸受11を構成する為の、円すい凸面状の第二の内輪軌道12を外周面に形成しており、上記ハブ本体2の小径段部9に外嵌固定している。この第二の内輪軌道12の傾斜方向と上記第一の内輪軌道8の傾斜方向とは、互いに逆にしている。又、上記内輪3の内端部は、この内輪3の外端面を上記小径段部9の段差面13に突き当たる状態で、上記ハブ本体2の内端面よりも少しだけ突出する。自動車への組み付け状態で、この様にハブ本体2から突出した、上記内輪3の内端面には、上記等速ジョイントの外端面等が突き当たり、上記内輪3が上記小径段部9から抜け出る事を防止する。

【0005】 又、上記外輪4の内周面には、上記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11を構成する為の、それぞれが円すい凹面状の第一、第二の外輪軌道14、15を形成している。これら第一、第二の外輪軌道14、15の傾斜方向は、上記第一、第二の内輪軌道8、12に合わせて、互いに逆としている。又、上記外輪4の外周面の軸方向中間部には、この外輪4を図示しない懸架装置に対し固定する為の第二のフランジ16を設けている。

【0006】 又、上記複数の円すいころ5a、5bのうちの一部（図3の左側半分）の円すいころ5a、5bは、第一の保持器17により転動自在に保持した状態で、上記第一の内輪軌道8と上記第一の外輪軌道14との間に配置している。これに対して、上記複数の円すいころ5a、5bのうちの残部（図3の右側半分）の円すいころ5b、5bは、第二の保持器18により転動自在に保持した状態で、上記第二の内輪軌道12と上記第二の外輪軌道15との間に配置している。

【0007】 更に、上記外輪4の両端部内周面と前記ハブ本体2の中間部外周面及び前記内輪3の内端部外周面との間にはシールリング19a、19bを設けて、前記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11を設置した空間と外部とを遮断している。そして、この空間内に封入したグリースが外部に漏洩する事を防止すると共に、この空間内に異物が侵入する事を防止している。

【0008】 上述の様な基本構成を有する自動車用ハブユニット1を構成する為に、前記特開平11-51064号公報に記載された発明の場合には、上記ハブ本体2を軸受鋼により造っている。そして、図3に斜格子で示した、このハブ本体2の中間部外周面で前記第一のフランジ6の基端部分からこのハブ本体2の内端面にかけて

の部分を、高周波熱処理により焼き入れ硬化している。そして、上記第一のフランジ6の基端部分の強度を、この部分の肉厚を増加させる事なく高くすると共に、上記ハブ本体2と上記内輪3との嵌合面でフレッチング摩耗が発生する事を防止している。尚、上記公報には記載されていないが、上記ハブ本体2をS50C～S60C程度の中炭素鋼（炭素の含有量が0.3～0.7重量%程度の普通鋼）で造る事も行なわれている。又、やはり上記公報には記載されていないが、従来は上記内輪3を、軸受鋼により造り、必ず焼き入れにより全体を焼き入れ硬化する事により、外周面に形成した第二の内輪軌道12部分の硬度を確保している。

#### 【0009】

【発明が解決しようとする課題】図3に示した従来の自動車用ハブユニット1の場合、外側の第一列の円すいころ軸受7の寿命に比べて、内側の第二列の円すいころ軸受11が短くなる傾向があり、低コストでしかも優れた耐久性を有する自動車用ハブユニット1を実現する事が難しかった。この理由は、自動車の旋回時に加わるモーメントにより、上記第二列の円すいころ軸受11に加わる荷重が、上記第一列の円すいころ軸受7に加わる荷重に比べて大きくなる為である。

【0010】更に詳しく説明すると、自動車の旋回時に上記自動車用ハブユニット1を構成するハブ本体2及びこのハブ本体2に外嵌固定した内輪3には、重力並びに遠心力に基づいて、ラジアル方向及びスラスト方向に大きな力が、路面からの反力として加わる。特に急旋回時には、遠心力に基づく荷重移動により、旋回中心に対して外側の車輪を支持した自動車用ハブユニット1に関する力が、同じく内側の車輪を支持した自動車用ハブユニット1に関する力よりも相当に大きくなる。

【0011】この様に、路面からの反力として加わる力が大きくなる、旋回中心に対し外側に位置する自動車用ハブユニット1で、上記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11に加わる荷重を考える。旋回時に上記ハブ本体2及び内輪3に加わる荷重は、ラジアル荷重とスラスト荷重となるが、このうちのスラスト荷重は、上記ハブ本体2に固定した車輪を構成するタイヤの外周面と路面との摩擦に伴って、このタイヤの設置面を軸方向内向に押圧する方向に加わる。そして、この力によって上記ハブ本体2及び内輪3に、モーメント荷重が加わる。例えば、図3の下側に設置面が存在すると仮定した場合には、上記ハブ本体2及び内輪3をこの図3で反時計方向に回転させようとするモーメント荷重が加わる。

【0012】上記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11に加わる荷重のうち、外側の第一列の円すいころ軸受7には、主として重力により加わるラジアル荷重から上記モーメント荷重が引かれたものが加わる。これに対して内側の第二列の円すいころ軸受11には、上記モーメント荷重が上記ラジアル荷重に足し合わされた状態で加

わる。この為、急旋回時に旋回中心に対して外側の車輪を支持した自動車用ハブユニット1に加わる荷重のうちの多くの部分を、内側の第二列の円すいころ軸受11が支承する事になる。この際、この第二列の円すいころ軸受11に関する各円すいころ5b、5bの転動面と第二の内輪軌道2及び第二の外輪軌道15との転がり接触部の面圧が高くなる為、上記第二列の円すいころ軸受11の転がり疲れ寿命が低くなる。

【0013】一方、旋回中心に対し内側に位置する自動車用ハブユニット1の場合には、上記モーメント荷重の作用方向が逆になるので、上記外側に位置する自動車用ハブユニット1とは逆に、第一列の円すいころ軸受7に加わる荷重の方が、第二列の円すいころ軸受11に加わる荷重よりも大きくなる。但し、旋回中心に対し内側に位置する自動車用ハブユニット1全体に加わる荷重が比較的小さい為、第一列、第二列の円すいころ軸受7、11の寿命に及ぼす影響は、上記自動車用ハブユニットが旋回中心に対し外側に存在する状態での挙動が支配的になる。従って、上記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11に関して、材料、熱処理、円すいころ5a、5bの大きさ及び数、接触角等の諸元が同じである場合には、内側に存在する第二列の円すいころ軸受11の寿命が、外側に存在する第一列の円すいころ軸受7の寿命よりも短くなる。

【0014】図4は、上記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11の諸元が同じと仮定した場合に於ける、これら両円すいころ軸受7、11の計算寿命と、これら両円すいころ軸受7、11の内部隙間との関係を示している。この様な図4に記載した2本の曲線のうち、実線aは第二列の円すいころ軸受11の計算寿命と内部隙間との関係を、破線bは第一列の円すいころ軸受7の計算寿命と内部隙間との関係を、それぞれ表している。この様な図4から明らかに、内部隙間の大きさ（正負）に拘らず、内側に存在する第二列の円すいころ軸受11の寿命が、外側に存在する第一列の円すいころ軸受7の寿命よりも短くなる。

【0015】この様な事情に拘らず従来は、上記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11の諸元を、自動車用ハブユニット1全体としての寿命延長を目的として異なる事を意図してはいなかった。例えば、ハブ本体2をS50C～S60C程度の中炭素鋼により造って第一の内輪軌道8部分を焼き入れ硬化すると共に、内輪3を軸受鋼により造って必ず焼き入れする事を考えた場合でも、これら両材料（中炭素鋼と軸受鋼）の転がり疲れ寿命に及ぼす影響は、ほぼ同程度である事が知られている。そして、自動車用ハブユニット1全体としての寿命延長を図る為には、上記第一列、第二列の円すいころ軸受7、11の寿命を何れも向上させる様にしていた。従って、上記自動車用ハブユニット1全体としての寿命延長を図ると、上記第一列の円すいころ軸受7の寿命が必

要以上に長くなっていた。言い換れば、この第一列の円すいころ軸受7に関しては過剰品質になっていた。

【0016】この様に、自動車用ハブユニット1の一部とは言え過剰品質になる事は、この自動車用ハブユニット1のコストを無駄に上昇させる事に繋がる。本発明は、この様な事情に鑑みて、コスト上昇を抑えつつ、自動車用ハブユニット1全体としての寿命延長を図るべく発明したものである。

#### 【0017】

【課題を解決するための手段】本発明の自動車用ハブユニットは、前述した従来から知られている自動車用ハブユニットの場合と同様に、ハブ本体と、このハブ本体に外嵌固定した内輪と、これらハブ本体及び内輪の周囲に配置した外輪と、これらハブ本体及び内輪の外周面と外輪の内周面との間に設けた複数個の円すいころとを備える。このうちのハブ本体は、外端部外周面に車輪を支持する為の第一のフランジを設けると共に、中間部外周面に第一列の円すいころ軸受を構成する為の、円すい凸面状の第一の内輪軌道を直接形成し、内端部外周面に小径段部を設けたものである。又、上記内輪は、第二列の円すいころ軸受を構成する為の、円すい凸面状の第二の内輪軌道を外周面に形成し、上記ハブ本体の小径段部に外嵌固定したものである。更に、上記外輪は、内周面に上記第一列、第二列の円すいころ軸受を構成する為の、それぞれが円すい凹面状の第一、第二の外輪軌道を、外周面に上記外輪を懸架装置に支持固定する為の第二のフランジを、それぞれ形成したものである。特に、本発明の自動車用ハブユニットに於いては、上記ハブ本体は中炭素鋼製であり、上記内輪は浸炭鋼製である。

#### 【0018】

【作用】上述の様に構成する本発明によれば、第一列、第二列の円すいころ軸受の寿命に大きな差が生じる事をなくして、部分的に過剰品質になる事を防止しつつ、自動車用ハブユニット全体としての耐久性向上を図れる。即ち、全体として大きな荷重を受ける傾向にある第二列の円すいころ軸受を構成する内輪は、中炭素鋼や軸受鋼に比べて転がり疲れ寿命を長くできる浸炭鋼製としている為、上記第二列の円すいころ軸受の耐久性の向上を図れる。この場合でも、第一列の円すいころ軸受を構成する第一の内輪軌道をその外周面に設けたハブ本体は中炭素鋼である為、上記第一列の円すいころ軸受の耐久性が必要以上に高くなる事はない。これらにより、上記部分的な過剰品質の発生を防止して、自動車用ハブユニット全体としての耐久性向上を、低成本で実現できる。

#### 【0019】

【発明の実施の形態】図1は、本発明の実施の形態の1例を示している。尚、本発明の特徴は、ハブ本体2aを構成する材料と内輪3aを構成する材料との組み合わせを工夫する事により、部分的な過剰品質の発生を防止しつつ、自動車用ハブユニット1a全体としての耐久性向

上を図る点にある。図面に現れる、自動車用ハブユニット1aの基本構造に関しては、前述の図3に示した従来構造と同様であるから、同等部分に就いては同一符号を付して重複する説明を省略若しくは簡略にし、以下、本発明の特徴部分を中心に説明する。尚、図示の例では、上記ハブ本体2aに車輪を支持固定する為の第一のフランジ6aに、軽量化の為の肉抜き孔20を形成している。

【0020】上記ハブ本体2aは、全体を中炭素鋼により造り、図1に斜格子で示した、このハブ本体2aの中間部外周面で上記第一のフランジ6aの基端部分からこのハブ本体2aの内端面にかけての部分を、高周波熱処理により焼き入れ硬化して、この部分の表面の硬度をHRC 60~64程度としている。又、外輪4に就いても、全体を中炭素鋼により造り、図1に斜格子で示した、この外輪4の内周面で第一、第二の外輪軌道14、15を形成した部分を高周波熱処理により焼き入れ硬化して、この部分の表面の硬度をHRC 60~64程度としている。又、上記内輪3aは、SCr420等の浸炭鋼により造り、図1に斜格子で示した表面層部分を焼き入れして、表面の硬度をHRC 60~64程度としている。更に、各円すいころ5a、5bに就いては、全体を軸受鋼により造り、すぶ焼きにより表面から心部までほぼ同じ硬さに硬化しているが、表面の硬度は、HRC 61~65程度としている。

【0021】上述の様に構成する本発明によれば、前記自動車用ハブユニット1aを構成する第一列、第二列の円すいころ軸受7、11の寿命に大きな差が生じる事をなくして、部分的に過剰品質になる事を防止しつつ、上記自動車用ハブユニット1a全体としての耐久性向上を図れる。即ち、前述した様に、全体として大きな荷重を受ける傾向にある第二列の円すいころ軸受11を構成する内輪3aは、中炭素鋼や軸受鋼に比べて転がり疲れ寿命を長くできる浸炭鋼製としている為、上記第二列の円すいころ軸受11の耐久性の向上を図れる。

【0022】この点に就いて、図2を参照しつつ説明する。この図2は、異物の侵入のない清浄な密封空間内で大荷重を繰り返し与えた場合に於ける剥離寿命に、材料及び残留オーステナイト量が及ぼす影響を知る為に、本発明者等が行なった実験の結果を示している。この様な実験の結果を示す図2に記載した符号のうち、①は軸受鋼のL10寿命（複数の試料中の10%が寿命に達するまでのサイクル）を、②~④は浸炭鋼のL10寿命を、それぞれ表している。又、①~④の上方に記載した黒丸印は、各試料のL50寿命（複数の試料中の50%が寿命に達するまでのサイクル）を、それぞれ表している。この様な図2から明らかな通り、浸炭鋼の剥離寿命は残留オーステナイト量を適正（1例として、好ましくは20~45容量%、より好ましくは20~35容量%）にコントロールする事により、軸受鋼の剥離寿命よりも長

くできる。

【0023】この様に本発明の自動車用ハブユニット1aに組み込む内輪3aを構成する浸炭鋼は、中炭素鋼や軸受鋼に比べて剥離寿命を長くできる為、上記内輪3aの外周面に設けた第二の内輪軌道12の転がり疲れ寿命を長くできる。この様に第二の内輪軌道12の転がり疲れ寿命を長くした場合でも、前記第一列の円すいころ軸受7を構成する第一の内輪軌道8をその外周面に設けたハブ本体2aは中炭素鋼である為、上記第一列の円すいころ軸受7の耐久性が必要以上に高くなる事はない。

【0024】尚、第一列、第二列の円すいころ軸受7、11を構成する第一、第二の外輪軌道14、15は、何れも中炭素鋼製の外輪4の内周面に形成している為、これら両外輪軌道14、15の耐久性のみを考慮すれば、第二の外輪軌道15の転がり疲れ寿命が第一の外輪軌道14の転がり疲れ寿命よりも短くなる。但し、円すいころ軸受の場合、各円すいころの転動面と内輪軌道及び外輪軌道との接触面積を比較すると、内輪軌道に関する接触面積が外輪軌道に関する接触面積よりも狭くなる。この理由は、外輪軌道の形状が円周方向に関して凹であるのに対して、内輪軌道の形状が円周方向に関して凸である為である。従って、円すいころの寿命に関しては、内輪軌道の転がり疲れ寿命が支配的になり、外輪軌道の転がり疲れ寿命が円すいころの寿命に影響する事は少ない。従って、上記第二の内輪軌道12の転がり疲れ寿命を長くする事により、上記自動車用ハブユニット1a全体としての寿命を長くできる。

【0025】又、上述した例では、上記第二列の円すいころ軸受11を構成する内輪3aのみを浸炭鋼製としたが、それでもこの第二列の円すいころ軸受11の寿命が第一列の円すいころ軸受7の寿命よりも短くなる様な場合には、この第二列の円すいころ軸受11を構成する円すいころ5b、5b及び第二の外輪軌道15部分も浸炭鋼製とする事が可能である。上記第二列の円すいころ軸受11の外輪軌道15部分を浸炭鋼製とする場合は、内周面に第一の外輪軌道14を、外周面に懸架装置に支持固定する為の第二のフランジ16を、それぞれ形成した外輪4と、上記第二の外輪軌道15をその内周面に形成した外輪素子とを別体構造とし、この外輪素子を、上記外輪4の内半部に内嵌固定する構造にすれば良い。

【0026】更に、上述した例では、クラウニングに就

いての説明は省略したが、耐久寿命の長いハブユニットにする為には、第一、第二の内輪軌道8、12、第一、第二の外輪軌道14、15、各円すいころ5a、5bの全部又は一部に、それぞれ最適なクラウニングを施し、各軌道面と各円すいころ5a、5bの転動面との当接部にエッジロードが発生しない様にする事が重要である。

【0027】

【発明の効果】本発明は、上述の様に構成され作用するので、十分な耐久性を有する自動車用ハブユニットを、低コストで実現できる。又、耐久性を向上させる為に構成各部材を大型化する必要がないので、従来と同様の限られた設置空間に納める事ができて、自動車の設計の自由度を確保できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の実施の形態の1例を示す断面図。

【図2】材料の種類及び残留オーステナイト量が寿命に及ぼす影響を知る為の行なった実験の結果を示すグラフ。

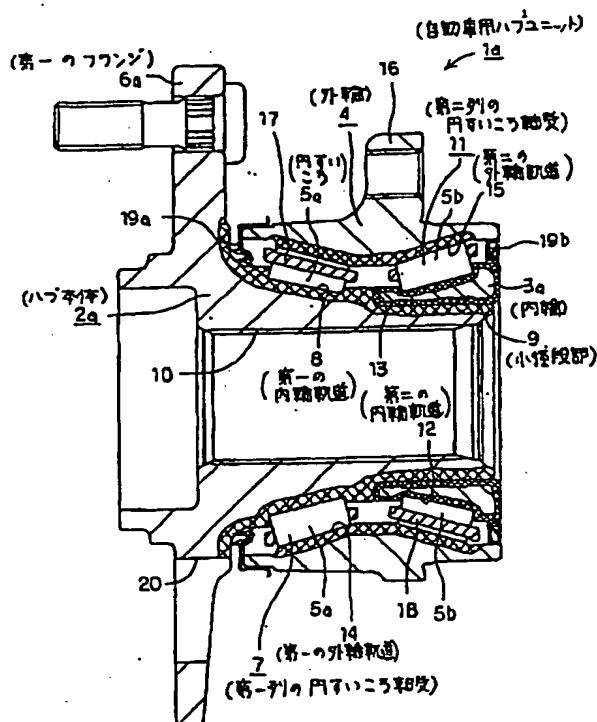
【図3】従来構造の1例を示す断面図。

【図4】ハブユニットに設けた第一列、第二列の円すいころ軸受の計算寿命と内部隙間との関係を示す線図。

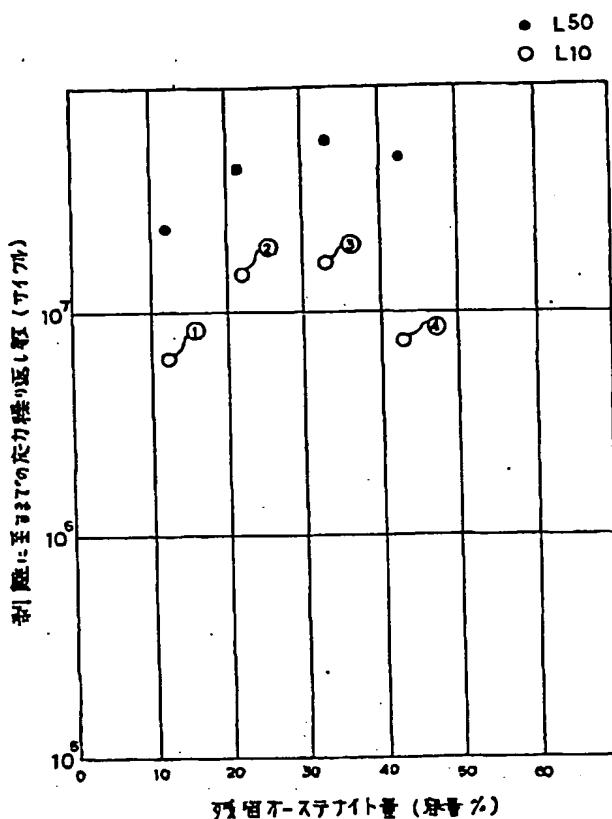
【符号の説明】

- 1、1a 自動車用ハブユニット
- 2、2a ハブ本体
- 3、3a 内輪
- 4 外輪
- 5a、5b 円すいころ
- 6、6a 第一のフランジ
- 7 第一列の円すいころ軸受
- 8 第一の内輪軌道
- 9 小径段部
- 10 スライス
- 11 第二列の円すいころ軸受
- 12 第二の内輪軌道
- 13 段差面
- 14 第一の外輪軌道
- 15 第二の外輪軌道
- 16 第二のフランジ
- 17 第一の保持器
- 18 第二の保持器
- 19a、19b シールリング
- 20 肉抜き孔

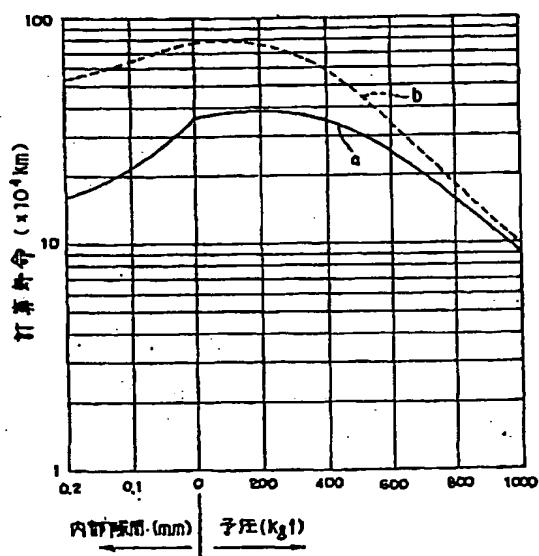
【図1】



【図2】



【図4】



【図3】

